PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

05-303429

(43) Date of publication of application: 16.11.1993

(51)Int.CI.

G05D 7/01

(21)Application number: 04-134235

(71)Applicant: KAYABA IND CO LTD

(22)Date of filing:

27.04.1992

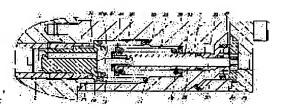
(72)Inventor: SAIKAI KENICHI

NAITO HISATO

(54) PRESSURE COMPENSATION VALVE

(57)Abstract:

PURPOSE: To shorten the length of a 1st spring in the same spring constant and to shorten the whole length in accordance with the shortening of the 1st spring by functioning the tip of a guide rod as a stopper. CONSTITUTION: When pilot pressure is not applied to a pilot piston 27, the piston 27 is freed, and when the pressure of a pilot room 21 is applied to a rod part 28 in this status, the piston 27 holds the shown position. On this position, only the spring force of the 1st spring 11 is applied to a control spool 2. When the spool 2 is moved more than a fixed stroke in the right direction of the shown diagram against the 1st spring 11, the bottom 20a of a recessed part 20 is abutted on the tip of the guide rod 30 and further movement is limitted. Thereby normal stopper part is made unnecessary and the average diameter of the 1st spring 11 can be increased.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

27.04.1999

[Date of sending the examiner's decision of

rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application

converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

3340463

[Date of registration]

16.08.2002

[Number of appeal against examiner's decision of

rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's

decision of rejection]

[Date of extinction of right]

BEST AVAILABLE COPY

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報 (A) (11) 特許出願公開番号

FI

特開平5-303429

(43) 公開日 平成 5年(1993)11 月 16日

(51) Int. C1. 5

識別記号 庁内整理番号

G05D 7/01

8610 - 3 H

技術表示箇所

審査請求 未請求 請求項の数 1

(全5頁)

(21) 出願番号

特願平4-134235

(22) 出願日

平成 4年(1992)4 月 27日

(71) 出願人 000000929

カヤバ工業株式会社

東京都港区浜松町2丁目4番1号

世界貿易

(72) 発明者 西海 健一

神奈川県相模原市麻溝台一丁自12番1号

カヤバ工業株式会社相模工場内

(72) 発明者 内藤 久人

神奈川県相模原市麻溝台一丁自12番1号

カヤバ工業株式会社相模工場内

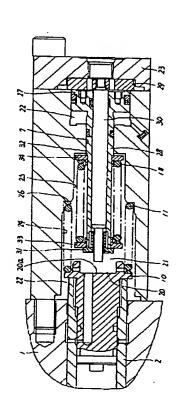
(74) 代理人 弁理士 鸠 宣之

(54) 【発明の名称】圧力補償弁

(57)【要約】

【目的】 図3に示した従来の圧力補償弁は、制御スプ ール2の最大ストロークを規制する段部8が必要なの で、この段部8の形成分だけ第1スプリング11の平均 . 径を大きくできない。そのために第1スプリング11の 長さを短くできず、それだけ当該補償弁の小型化に障害 になっていた。この発明は、段部8を不要にして、第1 スプリング11の平均径を大きくできるようにし、その 長さを短くしたものである。

【構成】 パイロットピストン27とロッド部28とを 貫通させたガイドロッド30の先端を、制御スプール2 の最大ストロークを規制するストッパーとしている。



BEST AVAILABLE COPY

【請求項1】 制御スプールの一端を、上流側の供給圧 カを導く一方のパイロット室に臨ませ、他端を下流側の 負荷圧力を導く他方のパイロット室に臨ませるととも に、上記他方のパイロット室には、一端をスプール端及 びこの他方のパイロット室周囲に形成した段部間に介在 させた第1スプリングと、パイロットピストンと一体に したロッド部と、このロッド部にはめた一対のパネ受け と、このパネ受け間に介在させた第2スプリングとを設 け、上記第1スプリング内に第2スプリングを挿入する 一方、上記パイロットビストンにパイロット圧が作用し ていないとき、第1スプリングのパネカだけがスプール に作用し、パイロットピストンにパイロット圧が作用し たとき第1、2スプリングのパネカがスプールに作用す る構成にした圧力補償弁において、上記他方のパイロッ ト室の軸線上にガイドロッドを固定するとともに、この ガイドロッドに対してパイロットピストンとロッド部と を摺動自在に設ける一方、ガイドロッドの先端をロッド 部から突出させて、それをスプールに対するストッパー としてなる圧力補償弁。

ı

【発明の詳細な説明】

[0001]

【産業上の利用分野】この発明は、圧力変化に関係なく 流量を一定に保つとともに、パネカを調整できる圧力補 賃弁に関する。

[0002]

【従来の技術】図3~5は、従来の圧力補償弁の要部を示したもので、パルブボディ1に制御スプール2を摺動自在に設けている。このスプール2の一端を、上流側の供給圧力を導く図示していない一方のパイロット室に臨ませ、他端を下流側の負荷圧力を導く他方のパイロット室3に臨ませている。なお、このパイロット室3は、パルブボディ1の端部に設けたカパー4内に形成している。上記カパー4内は、大径部5、中径部6及び小径部7からなり、大径部5と中径部6との境界をストッパー用の段部8とし、中径部6と小径部7との境界をパネ受け用の段部9としている。

【0003】上記パルブボディ1には制御スプール2を 摺動自在に設けているが、このスプール2の端部にフラ ンジ部10を設け、このフランジ部10が段部8に当る 範囲内でスプール2が移動できるようにしている。また、フランジ部10と上記パネ受け用の段部9との間に は、第1スプリング11を介在させている。そして、上 記のようにストッパー用の段部8を設けてスプール2の 移動量を規制したのは、スプール2が必要以上に移動し て第1スプリング11の応力を高めないようにするため である。

【0004】上記カバー4の外端部分には、ビストン室 12を形成し、このピストン室12にパイロットピスト ン13を摺動自在に内蔵している。このバイロットピス

トン13はそれと一体のロッド部14にボルト部材15 を固定するとともに、このボルト部材15を上記パイロ ット室3内に臨ませている。そして、ロッド部14とボ ルト部材15との間に一方のパネ受け16を固定し、ボ ルト部材15の頭部15aの内側に他方のパネ受け17 を摺動自在にはめている。このようにした両バネ受け1 6、17間には第2スプリング18を介在させている。 【0005】この従来の圧力補償弁の作用は、次のとお りである。パイロットピストン13が図示のノーマル位 10 置にあるとき、ボルト部材15の先端が、ノーマル位置 にあるスプール2の端部から離れた状態を維持する。し たがって、この状態では、第1スプリング11のパネカ のみが、スプール2に作用する。このときは、スプール 2がストッパ一用の段部8に当るまで移動できることに なる。このようにストッパー用の段部8を形成してスプ ール2の移動を規制したのは、スプール2が大きく移動 し過ぎて、第1スプリング11の応力が異常に大きくな らないようにするためである。

【0006】また、パイロットポート19からのパイロット圧の作用でパイロットピストン13が移動すると、ボルト15の頭部15aがスプール端に形成した凹部20に進入し、図4に示すようにパネ受け17を凹部20の周囲に接触させる。この状態では、上記頭部15aと凹部20の底面20aとの間に間隔が保たれるが、この間隔がスプール2の有効ストロークとなる。いい換えれば、頭部15aがストッパーとして機能することになる。

【0007】上記のようにパネ受け17が凹部20の周囲に接触すれば、スプール2には第1、2スプリング11、18のパネ力が作用することになる。したがって、パイロットピストン13にパイロット圧が作用していないときには、第1スプリング11のパネカのみがスプール2に作用するが、パイロット圧の作用でパイロットピストン13が移動すれば、第1、2スプリング11、18の合成パネカがスプールに作用することになる。このようにした圧力補償弁を、例えば、図示していないスプール弁の上流側に接続すれば、そのスプール弁のスプールストロークに対する制御流量特性を、図5に示すように2段階に変えることができる。

[8000]

30

【発明が解決しようとする課題】上記のようにした従来の圧力補償弁では、ストッパー用の段部8を形成しなければならないので、この段部8が障害になって、第1スプリング11の平均径Dをそれほど大きくできない。平均径Dを大きくできないと、第1スプリング11の長さをどうしても長くしなければならないが、その理由は次のとおりである。まず、円筒コイルスプリングの一般式は次の式①で表せる。

 $k = (Gd^4) / (8NaD^3) \cdot \cdot \cdot \cdot \cdot \bigcirc$

50 k:パネ定数 d:線材の径 D:コイルの平均径

3

G:横彈性係数

Na:有効巻き数

【0009】ここで、パネ定数kが等しい2種類のコイルスプリングを想定し、一方のスプリングは平均径D

* $_1$ 、有効巻き数 Na_1 とし、他方のスプリングは平均径 D_2 、有効巻き数 Na_2 とするとともに、 $D_1>D_2$ と すると、次のようになる。上記①式から

 $(Gd^4) / (8Na_1 D^3) = (Gd^4) / (8Na_2 D^3)$ $\therefore 8Na_1 D^3 = 8Na_2 D^3 \cdot \cdot \cdot \cdot (2)$

上記(2)式から

 $Na_2 / Na_1 = (D_1 / D_2)^3$ となる。

【0010】したがって、 $D_1 > D_2$ では $Na_2 > Na_1$ となり、コイルの平均径が大きい方が有効巻き数が少なくてすむこと明らかである。そして、この有効巻き数は、当該コイルスプリングの長さに比例するので、結局、コイルの平均径が大きければ大きいほど、その長さを短くできる。図3~5に示した従来の圧力補償弁では、第1スプリング110平均径Dをそれほど大きくできないので、その長さがどうしても長くなり、その分カバー4の長さも短くできない。そのために従来の圧力補償弁では、取り付けスペースが限定された箇所には取りつけられないという問題があった。この発明の目的は、第1スプリングの平均径を大きくして、その長さを短くできる圧力補償弁を提供することである。

[0011]

【課題を解決するための手段】この発明は、スプールの 一端を、上流側の供給圧力を導く一方のパイロット室に 臨ませ、他端を下流側の負荷圧力を導く他方のパイロッ ト室に臨ませるとともに、上記他方のパイロット室に は、一端をスプール端及びこの他方のパイロット室周囲 に形成した段部間に介在させた第1スプリングと、パイ ロットピストンと一体にしたロッド部と、このロッド部 にはめた一対のバネ受けと、このバネ受け間に介在させ た第2スプリングとを設け、上記第1スプリング内に第 2スプリングを挿入する一方、上記パイロットピストン にパイロット圧が作用していないとき、第1スプリング のパネカだけがスプールに作用し、パイロットピストン にパイロット圧が作用したとき第1、2スプリングのバ ネカがスプールに作用する構成にした圧力補償弁を前提 にするものである。上記の圧力補償弁を前提にしつつ、 この発明は、他方のパイロット室の軸線上にガイドロッ ドを固定するとともに、このガイドロッドに対してパイ ロットピストンとロッド部とを摺動自在に設ける一方、 ガイドロッドの先端をロッド部から突出させて、それを スプールに対するストッパーとした点に特徴を有する。 [0012]

【作用】この発明は上記のように構成したので、スプールが必要以上に移動しようとすると、そのスプール端がガイドロッドの先端に当って、その移動が規制される。また、パイロットピストンがバイロット圧の作用で移動したとき、第1、2スプリングのバネカがスプールに作用する。

[0013]

【発明の効果】この発明の圧力補償弁によれば、ガイドロッドの先端をストッパーとして機能させたので、従来のようなストッパー用の段部8を必要としない。このように段部8を必要としない分だけ、第1スプリングの平均径を大きくできる。したがって、同じパネ定数のもとでは、第1スプリングの長さを短くでき、それだけ全体の長さも短くできる。

[0014]

【実施例】図1、2に示した実施例は、バルブボディ1の端部に設けたカバー4内の構成を従来と相違させているもので、その他は従来と同様である。そこで、以下にはこのカバー4内の構成のみを説明する。このカバー4内は、パイロット室21とピストン室22とを形成するとともに、このピストン室22の外側をプレート部材23でふさいでいる。また、上記カバー4内には大径部24と小径部25とを形成し、これら両者の境界部分をバネ受け用の段部26としている。そして、この段部26とスプール2のフランジ部10との間に第1スプリング11を介在させている。

【0015】上記ピストン室22にはパイロットピストン27を摺動自在に設けるとともに、このパイロットピストン27と一体にしたロッド部28を上記パイロット室21に臨ませている。また、上記プレート部材23に30 は支持部材29を内蔵し、この支持部材29でガイドロッド30の基端を支持している。このガイドロッド30は、パイロットピストン27およびロッド部28を貫通して、その先端をパイロット室21内に突出させている。なお、図中符号31は、ロッド部28の先端にはめたストッパーで、このストッパー31とロッド部28の段部32との間に一対のパネ受け33、34を摺動自在にはめ、これら両パネ受け33、34間に第2スプリング18を介在させている。

【0016】次に、この実施例の作用を説明する。パイ 40 ロットピストン27にパイロット圧が作用していなければ、パイロットピストン27がフリーとなり、この状態で、パイロットピストン27が図示の位置を保つ。この位置では、第1スプリング11のパネカのみが制御スプール2に作用することになる。そして、制御スプール2が第1スプリング11に抗して図面右方向に、一定ストローク以上移動すると、図2に示すように、凹部20の 底面20aがガイドロッド30の先端に当るので、それ以上の移動が規制されることになる。

50 【0017】また、パイロットピストン27にパイロッ

5

ト圧が作用すると、パイロットピストン27がロッド部28とともに図面左方向に移動し、そのパネ受け33を凹部20の周囲に接触させる。このようにパネ受け33が凹部の周囲に接触すれば、制御スプール2には第1、2スプリング11、18の合成パネカが作用することになる。そして、この場合にも、ガイドロッド30の先端の相対位置は一定なので、ガイドロッド30の先端が制御プール2に対するストッパーとして機能することにかわりはない。

【0018】以上のようにした実施例の圧力補償弁によれば、パイロットピストン27及びロッド部28を貫通させたガイドロッド30先端をストッパーとして機能させたので、従来のようにストッパー用の段部8が不要になる。ストッパー用の段部8が不要なので、バネ受け用の段部26部分の内径を十分に大きくでき、それだけ第1スプリング11の平均径Dも大きくできる。このように平均径Dを大きくできるので、それだけ第1スプリング11の長さを短くできる。

【図面の簡単な説明】

【図1】この発明の実施例のカバー部分の断面図である。

【図2】同じく要部の拡大断面図である。

【図3】従来の圧力補償弁のカバー部分の断面図である。

【図4】要部の拡大断面図である。

【図5】 制御スプールのストロークと制御流量との関係 を示したグラフである。

【符号】

10 2 制御スプール

3 パイロット室

11 第1スプリング

18 第2スプリング

26 段部

27 パイロットビストン

28 ロッド部

30 ガイドロッド

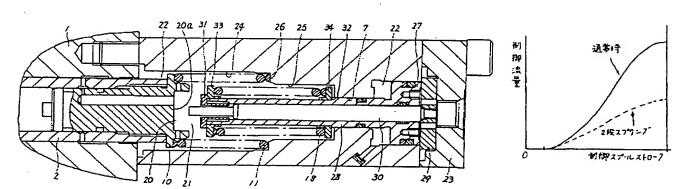
33 パネ受け

3.4 バネ受け

20

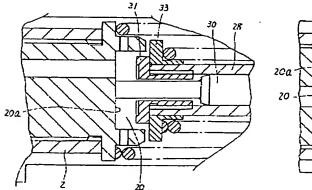
【図1】

【図5】



[図2]

【図4】



【図3】

